PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number:

2002-200583

(43) Date of publication of application: 16.07.2002

(51)Int.CI.

B25J 9/06 B25J 17/00 B65G 49/00 B65G 49/07 H01L 21/68

(21)Application number: 2001-179680

2000332033

(71)Applicant: JEL:KK

(22)Date of filing:

14.06.2001

(72)Inventor: MITSUYOSHI TOSHIHIKO

(30)Priority

Priority number: 2000179737

Priority date: 15.06.2000

Priority country: JP

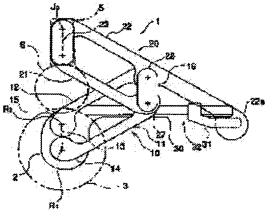
31.10.2000

(54) TRANSFER ARM

(57)Abstract:

PROBLEM TO BE SOLVED: To carry a semiconductor substrate or the like with high accuracy, cope with the use under a condition of a high temperature, and secure further high durability.

SOLUTION: A one end of an arm 11 of a first parallel link 10 out of the first parallel link 10 and a second parallel link 20 connected with a sharing short joint 16 is a rotary driving shaft R1. A linear guide 32 is provided in an orthogonal direction to an axial direction of the short joint 13 including the rotary driving shaft R1. An arm end 22a extended from a one arm 22 of the second parallel link 20 is rotatably connected to a slider 31 running linearly on the linear guide 32. As a result of a turning motion given by the rotary driving shaft R1, a parallelogram formed of the arms 11, 12 of the first parallel link 10 and the arms 21, 22 of the second parallel link 20 is deformed, and a carrier table 50 provided on a free end of the second parallel link is moved on a predetermined track.



LEGAL STATUS

[Date of request for examination]

[Date of sending the examiner's decision of rejection

[Kind of final disposal of application other than the examiner's decision of rejection or application converted registration]

[Date of final disposal for application]

[Patent number]

[Date of registration]

[Number of appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of requesting appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of extinction of right]

(19)日本国特許庁 (JP)

(12) 公開特許公報(A)

(11)特許出願公開番号 特開2002-200583 (P2002-200583A)

(43)公開日 平成14年7月16日(2002.7.16)

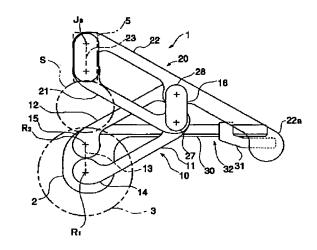
テーマコード(参考)
D 3C007
H 5F031
Α
С
A
情求項の数7 OL (全 13 頁)
シェーイーエル
山市佐波町245-1
£
↓ 山市佐波町245-1 株式会社ジ
い内
->>+3
NIS tem
場 哲郎
AS03 AS24 BS22 BT11 CU04
CV07 CW07 HT12 NS13 NS21
CAO2 FAO1 FAO7 GA32 GA42
GA46 LA01

(54) 【発明の名称】 搬送アーム

(57)【要約】

【課題】 半導体基板等を高精度搬送、高温条件使用に 対応でき、さらに高い耐久性を確保する。

【解決手段】 共有する短節16で連結された第1平行リンク10と第2平行リンク20のうち、第1平行リンク10のアーム11の一端を回転駆動軸R,とし、回転駆動軸R,を含む短節13の軸線方向と直交方向にリニアガイド32を設け、リニアガイド32上を直線走行するスライダ31に第2平行リンク20の一方のアーム22を延長させたアーム端22aを回動可能に連結し、回転駆動軸R,により付与された旋回動作により、第1平行リンク10のアーム11、12と第2平行リンク20のアーム21、22のなす平行四辺形を、変形させて第2平行リンクの自由端に設けられた搬送台50を所定の軌道で移動させる。



【特許請求の範囲】

【請求項1】共有する短節で連結された第1平行リンク と第2平行リンクのうち、前記第1平行リンクのアーム 端を回転駆動軸とし、該回転駆動軸により付与された旋 回動作により、前記第1平行リンクのアームと第2平行 リンクのアームのなす平行四辺形を変形させて前記第2 平行リンクの自由端に設けられた搬送台を所定の軌道で 移動させるようにした搬送アームにおいて、

前記回転駆動軸を含む短節の軸線方向と直交方向にリニ アガイドを設け、該リニアガイド上を直線走行するスラ 10 イダに前記第2平行リンクの一方のアームを延長させた アーム端を回動可能に連結したことを特徴とする搬送ア

【請求項2】前記リニアガイドは、その端部が前記共有 する短節としての基台プレートに固着されたことを特徴 とする請求項1記載の搬送アーム。

【請求項3】前記リニアガイドは、その端部が前記第1 平行リンク内の前記短節と平行位置に設けられた中間ブ レートに固着されたことを特徴とする請求項1記載の搬 送アーム。

【請求項4】一端が回転駆動軸に連結されたリンクアー ムの他端を平行リンクの一のアームの中間位置に連結 し、前記回転駆動軸により付与された旋回動作により、 前記リンクアームを介して前記平行リンクのアームが構 成する平行四辺形を変形させて前記平行リンクの一方の 短節に設けられた支持アームを所定搬送方向に移動させ るようにした搬送アームにおいて、

前記支持アームの搬送方向と直交方向にリニアガイドを 設け、該リニアガイド上を直線走行するスライダと前記 平行リンクの支持アームと反対側の短節の一部とを一体 30 としたことを特徴とする搬送アーム。

【請求項5】前記リンクアーム長は、前記平行リンクの アーム長の1/2で、前記平行リンクのアームの全長の 中央位置に連結されたことを特徴とする請求項4記載の 搬送アーム。

【請求項6】共有する短節で連結された第1平行リンク と第2平行リンクのうち、前記第1平行リンクのアーム 端を回転駆動軸とし、該回転駆動軸により付与された旋 回動作により、前記第1平行リンクのアームと第2平行 リンクのアームのなす平行四辺形を変形させて前記第2 平行リンクの自由端に設けられた搬送台を所定の軌道で 移動させるようにした搬送アームにおいて、

前記回転駆動軸を含む短節の軸線方向と直交方向に、前 記回転駆動軸に関し鏡対称をなしてリニアガイドを設 け、該リニアガイド上を直線走行する一方のスライダ に、一端が前記第2平行リンクの中間位置に連結された ガイドアームの他端を回動可能に連結し、他のスライダ に前記ガイドアームの中間位置に連結され前記第2平行 リンクのアームと平行なアームの端部を回動可能に連結 し、前記回転駆動軸に関し鏡対称で、回転駆動軸を共通 50 552の反対端には基板保持部600が取り付けられて

頂点、前記リニアガイドを底辺とした2等辺三角形リン クを備えたことを特徴とする搬送アーム。

【請求項7】共有する短節で連結された第1平行リンク と第2平行リンクのうち、前記第1平行リンクのアーム 端を回転駆動軸とし、該回転駆動軸により付与された旋 回動作により、前記第1平行リンクのアームと第2平行 リンクのアームのなす平行四辺形を変形させて前記第2 平行リンクの自由端に設けられた搬送台を所定の軌道で 移動させるようにした搬送アームにおいて、

前記回転駆動軸を含む短節の軸線方向と直交方向にリニ アガイドを設け、該リニアガイド上を直線走行するスラ イダに、一端が前記第2平行リンクのアームの一部に連 結されたガイドアームの他端を回動可能に連結し、構成 辺が該ガイドアームと前記第1平行リンクのアームの一 部とを含み、前記回転駆動軸を含む関節と前記スライダ の回動部とを対向する2頂点とする菱形リンクを備えた ことを特徴とする搬送アーム。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】本発明は搬送アームに係り、 20 半導体製造装置等に搭載され、基板等を高精度で搬送で き、高い耐久性により高寿命を実現することができるよ うにした搬送アームに関する。

[0002]

【従来の技術】一般に半導体製造装置内には所定の動作 シーケンスでウェハ等の基板を移動させる基板搬送装置 が備えられている。この種の基板搬送装置には高精度の 動作及び塵等が発生しないクリーンな動作環境が要求さ れている。

【0003】図19は従来の基板の移し換え装置の搬送 アームの構成及びその動作を模式的に示した模式構成図 である(特許第2808826号公報参照)。同図に示 した搬送アームでは、共有する短節で連結された2組の 平行リンクの屈伸動作により図示しない基板を軸線方向 に直動往復運動させるようになっている。さらに干渉し ないように設置高さを変えて軸線に対して対称に一対を なすようにアームを配置して連続的な基板の搬送を行え るようにしている。

【0004】図19に示したように、従来機構ではアー ム520、530は中心軸Cに関して対称配置され、そ れぞれのアーム520、530は、リンク541、54 2を長リンクとする平行リンク540と、リンク55 1、552を長リンクとする平行リンク550とが噛合 する2枚の歯車570、572を短リンクとして共有す るリンク機構からなる。これらの歯車は歯車570がリ ンク542に固着され、歯車572がリンク552に固 着されている。また、リンク541、542の共有する リンク機構の反対端は短リンクとなるとともに、旋回駆 動である旋回台510に取り付けられ、リンク551、

いる。このような構成からなる搬送アームでは、平行リ ンク550が平行リンク540と反対方向に同じ旋回角 だけ旋回し、V字形をなすリンクの挟角を広げながら、 基板保持部600を中心軸Cに沿って矢印A方向に直線 移動する。

【0005】このとき短リンクを構成する2枚の歯車5 70、572に代えて2組の平行リンク540、550 を図示したように屈伸動作させる代替機構としてブーリ ベルト、ワイヤ等も適用できるとしている。

[0006]

【発明が解決しようとする課題】しかし、噛合する歯車 は所定のバックラッシをとって設計されているので、リ ンクの連動にガタが生じやすい。このため搬送精度が低 下し、高精度位置決めが期待できないという問題があ る。また、噛合部で生じる歯間の滑りにより摩耗粉が発 生するという問題もある。一方、プーリにスチールベル トやワイヤを掛け渡して回転角度の同期をとるようにし た従来例も提案されている。しかし、ベルトやワイヤが プーリに巻回された際に繰り返し折り曲げられるため、 早期に疲労破壊が生じるおそれがある。また、ベルトや 20 ワイヤの寿命は掛け渡した状態での張力と曲げ半径とに より決まってくるため、使用プーリの直径を大きくして 対応することも考えられる。その場合にはブーリの直径 が大きくなってしまい、機構の小型が難しい。

【0007】さらに、基板等を高温処理条件で処理する 場合、ベルトやワイヤが早期に変形、劣化してしまうた め、耐久性の点でも問題がある。

【0008】そとで、本発明の目的は上述した従来の技 術が有する問題点を解消し、基板の高温処理条件下にお いて、高精度の基板搬送が実現でき、かつ部材摩耗等を 30 最小限とすることで、高い耐久性が得られるようにした 搬送アームを提供することにある。

[0009]

【課題を解決するための手段】上記目的を達成するため に、本発明は共有する短節で連結された第1平行リンク と第2平行リンクのうち、前記第1平行リンクのアーム 端を回転駆動軸とし、該回転駆動軸により付与された旋 回動作により、前記第1平行リンクのアームと第2平行 リンクのアームのなす平行四辺形を変形させて前記第2 平行リンクの自由端に設けられた搬送台を所定の軌道で 移動させるようにした搬送アームにおいて、前記回転駆 動軸を含む短節の軸線方向と直交方向にリニアガイドを 設け、該リニアガイド上を直線走行するスライダに前記 第2平行リンクの一方のアームを延長させたアーム端を 回動可能に連結したことを特徴とする。

【0010】前記リニアガイドを、その端部が前記共有 する短節としての基台プレートに固着することが好まし 45

【0011】前記リニアガイドを、その端部が前記第1

ることが好ましい。

【0012】他の発明として、一端が回転駆動軸に連結 されたリンクアームの他端を平行リンクの一のアームの 中間位置に連結し、前記回転駆動軸により付与された旋 回動作により、前記リンクアームを介して前記平行リン クのアームが構成する平行四辺形を変形させて前記平行 リンクの一方の短節に設けられた支持アームを所定搬送 方向に移動させるようにした搬送アームにおいて、前記 支持アームの搬送方向と直交方向にリニアガイドを設 10 け、該リニアガイド上を直線走行するスライダと前記平 行リンクの支持アームと反対側の短節の一部とを一体と したことを特徴とする。

【0013】 このとき前記リンクアーム長は、前記平行 リンクのアーム長の1/2で、前記平行リンクのアーム の全長の中央位置に連結することが好ましい。

【0014】共有する短節で連結された第1平行リンク と第2平行リンクのうち、前記第1平行リンクのアーム 端を回転駆動軸とし、該回転駆動軸により付与された旋 回動作により、前記第1平行リンクのアームと第2平行 リンクのアームのなす平行四辺形を変形させて前記第2 平行リンクの自由端に設けられた搬送台を所定の軌道で 移動させるようにした搬送アームにおいて、前記回転駆 動軸を含む短節の軸線方向と直交方向に、前記回転駆動 軸に関し鏡対称をなしてリニアガイドを設け、該リニア ガイド上を直線走行する一方のスライダに、一端が前記 第2平行リンクの中間位置に連結されたガイドアームの 他端を回動可能に連結し、他のスライダに前記ガイドア ームの中間位置に連結され前記第2平行リンクのアーム と平行なアームの端部を回動可能に連結し、前記回転駆 動軸に関し鏡対称で、回転駆動軸を共通頂点、前記リニ アガイドを底辺とした2等辺三角形リンクを備えたこと を特徴とする。

【0015】また、上記2等辺三角形リンクに代えて、 前記回転駆動軸を含む短節の軸線方向と直交方向にリニ アガイドを設け、該リニアガイド上を直線走行するスラ イダに、一端が前記第2平行リンクのアームの一部に連 結されたガイドアームの他端を回動可能に連結し、構成 辺が該ガイドアームと前記第1平行リンクのアームの一 部とを含み、前記回転駆動軸を含む関節と前記スライダ の回動部とを対向する2頂点とする菱形リンクを備える ととも好ましい。

[0016]

【発明の実施の形態】 [第1の搬送アーム] 以下、第1 発明としての搬送アームの―実施の形態について、添付! 図面を参照して説明する。図1は基板搬送装置等に代表 される搬送装置の本体3上に取り付けられた基台プレー ト2の回転軸R₁、R₂に支持された搬送アーム1全体を 示した平面図である。搬送アーム1は、2組の平行リン クを用いた公知の搬送アームと同様に短節を共有して連 平行リンク内の前記短節に平行な中間プレートに固着す 50 結し動作する2組の平行リンク10、20とから構成さ

れている。

【0017】すなわち、搬送アーム1は2本の平行配置 されたアーム11, 12の軸端を一体的に支持する基台 プレート2が短節13となるように1方の関節14を駆 動回転軸R1とし、他の関節15を従動回転軸R1とし、 駆動回転軸R1の回転によりアーム11、12をそれぞ れの回転軸R1、R2に対して旋回させる第1平行リンク 10と、短節13に対向する他の短節プレート16と、 この短節プレート16を第1平行リンク10と共有する ように関節27,28に平行配置された2本のアーム2 1,22が連結された第2平行リンク20と、第2平行 リンク20の一方のアーム22が延長され、その先端に 回動可能に取り付けられたスライダ31を短節プレート 16に直交する方向に直線案内するガイドレール30が 形成されたリニアガイド32と、第2平行リンク20の 短節アーム28の対辺の短節プレート23に一体的に取 り付けられた搬送台5とから構成されている。搬送台5 は先端に基板等の搬送対象物(S)が載置できる。

【0018】各関節14,15,27,28は公知の玉 軸受から構成され、図中+で示した関節中心を中心とし 20 て紙面に平行な平面内を、各リンクの可動領域において 所定の角度だけ精度よく回動することができる。なお、 説明において、関節中心を符号」、等で適宜示してい る。このとき、図2 (c) に示したように、第1平行り ンク10と第2平行リンク20とは各軸受高さを調整す ることにより、回動時に干渉しない。また、各アームの 形状も図1に示したように、回転中心から所定の偏心量 を有するように設計されているため、平行四辺形が扁平 形状となって平行な対辺のアームが十分接近してもアー ム同士の干渉が回避される。

【0019】次に、図1に示した搬送アームの動作につ いて、図2(a), (b), (d)の各リンク機構図を 参照して説明する。回転駆動軸R₁を矢印方向θだけ回 転させることにより、第1平行リンク10の変形、短節 プレート16の基板搬送方向Cと平行方向への移動と、 スライダ31のX方向へのスライドとが生じ、この結 果、第2平行リンク20が第1平行リンク10の変形と 鏡面対称をなして変形し、短節プレート23と一体とな った搬送台5が基板搬送方向C(リニアガイド設置方向 X方向と直角方向) にスライド移動する。このときリニ 40 アガイド設置位置を挟んだ両側の領域をそれぞれ領域 (m)、領域(n)と定義したとき、回転駆動軸R1を さらに矢印θ方向へ回転させるとスライダは、ガイドレ ール上の最遠点に達した後、第1平行リンク10、第2 平行リンク20はともに領域(m)から領域(n)内に 入り、スライダは本体方向へ戻るようにスライドし、こ れと同時に搬送台5はC方向を本体から離れるように移 動する(図2(b)参照)。最終的に搬送台中心がリニ アガイドから最遠点となる位置(L)まで搬送台5を直

態から回転駆動軸R,を反転し、矢印方向 - θ に回転さ せることにより搬送台5を往路と同一軌跡上に沿って逆 方向(本体方向)へ戻すことができる。なお、図2 (c)は各アーム11,12の高さ方向の配置例を示し た概略側面図である。同図に示したように、各アームの 設置位置11(12),21(22)を調整することに より、上述した各平行リンク運動を可能にすることがで

【0020】図3~図5は、図1に示した搬送アームの 10 モデルが、領域(n)(図2(a)参照)において、回 転駆動軸R₁の回転に伴って搬送台を本体から最遠点位 置(L:図2(d)参照)に到達させるまでの間のアー ム動作状態を示した状態説明図である。図3は、短節ブ レート23の一方の関節中心J, と回転駆動軸R, とが一 致した状態を示している。このとき第2平行リンク20 のアーム端22aに取着されたスライダ31はリニアガ イド32上の本体3からほぼ最遠点にある。図3の状態 から図4に示したように、回転駆動軸 R_1 を矢印方向 θ に回転することにより、スライダ3は本体方向へ戻るよ うにスライドし、これと同時に搬送台5はC方向を本体 から離れるように移動する。なお、図4は、各部材が図 2(b)のリンク機構図にほぼ対応する位置にある状態 を示している。さらに回転駆動軸R,の回転により、最 終的には図5に示した位置まで変形させ、平行リンクの 各アーム11, 12, 21, 22が干渉する直前の扁平 な状態とさせることにより、アームを最大限伸長させる ことができる。

【0021】図6各図は、他の実施の形態による搬送ア ームの動作状態を示したリンク機構図である。との搬送 30 アームでは、第1平行リンク10の短節13と対向する 短節16とに平行な中間プレート15が第1平行リンク 10内に連結されている。この中間プレートに15はと のプレートの長軸方向軸線に直角となる方向(X方向) にリニアガイド42が固着されている(図6(a)参 照)。とのリニアガイド42は、図1に示した搬送アー ム1に取り付けられているリニアガイド32と同様の構 造からなり、スライダ43がガイドレール41に沿って スライドできるようになっている。スライダは第2平行 リンク20のアーム22の延長端22aに回動可能に取 り付けられており、回転駆動軸R,の回転に伴って変形 する2個の平行リンク(第1平行リンク10、第2平行 リンク20)から延長されたアーム端22aの動作を規 制するように、リニアガイド42のガイドレール41に 沿ってスライドする(図6(b)参照)。これにより、 第2平行リンク20の短節は、図2各図に示した場合と 同様に基板搬送方向Cに沿って基板搬送台(図示せず) を位置しまで直線移動する(図6(d)参照)。とのよ うに本実施の形態では、図6 (c)に示したように、第 1平行リンク10の中間プレート位置にリニアガイド4 線移動させることができる(図2(d)参照)。この状 50 2を固定することにより、図2各図に示した場合より、

ストロークの短いリニアガイド42を使用することがで き、この搬送アーム1を基板搬送装置等に搭載した場合 に、収容チャンバーの容積を小さくすることができる。 【0022】[第2の搬送アーム]以下、第2発明とし ての搬送アームの一実施の形態について、添付図面を参 照して説明する。図7は基板搬送装置等に代表される搬 送装置の本体3上に取り付けられた基台プレート2の回 転軸R₁に支持された搬送アーム1全体を示した平面図 である。搬送アーム1は、回転軸R₁に揺動可能に支持 されたリンクアーム61と、リンクアーム61の他端が アーム51の中点にピン継手を介して連結された平行リ ンク50とから構成されている。平行リンクのアーム5 1の関節J。はスライダ31にピン支持されている。ス ライダ31は、基板等の搬送対象物Sの搬送方向C(基 板搬送方向)と直交する方向(X)に延設されたガイド レール30を有するリニアガイド32にスライド可能に 支持されている。また、このスライダ31はリニアガイ ド32に直交する向き(基板搬送方向Cと平行方向)に 延びるブレート54と一体化されている。このプレート 54にはアーム51の端部51aと、アーム51と平行 20 リンクを構成するアーム52の端部52aとがピン接合 され、平行リンク50の短節を構成している。2本の平 行なアーム51,52の他端51b,52bは、基板支 持アーム55にビン接合されている。このように基板支 持アーム55の─部55bはアーム51, 52の端部5 1b, 52bに支持され、また平行リンク50の短節と して機能する。そして他端55aには基板等の搬送対象 物(S)が載置されるようになっている。なお、図中で は回転軸R₁を表示させるため、基板支持アーム55の 一部が切欠いて示されている。本実施の形態では、リン 30 クアーム61の回転軸R,-関節J。長さ(辺長:R $_{1}J_{\mathfrak{s}}$)、アーム51の中点 $J_{\mathfrak{s}}$ を挟んだ両側辺長($J_{\mathfrak{s}}J_{\mathfrak{s}}$,)、(J₆J₈)と関係は、

 $(R_1 J_6) = (J_6 J_3) = (J_6 J_7)$

に設定されている。これにより、リンクアーム61が回転軸 R_1 に関して θ 方向に揺動するのに伴ってスライダ31がガイドレール30上をX方向にスライドするとともに、関節 J_7 、すなわち基板支持アーム55が基板搬送方向Cに厳密直線運動する。これにより基板等の搬送対象物Sを精度良く基板移送位置に搬送することができる。また、近似直線運動を実現させる程度の要求精度である場合には、上記辺長の関係は、

【0023】図8~図10は、図7に示した搬送アーム 結果、搬送アームには、第1のリニアが、領域(n)において、回転駆動軸R1の回転に伴っ 2のリニアガイド137をそれぞれ底辺 電機送対象物Sを本体3から最遠点位置(L:図10参 軸R1を共有頂点とした鏡対称形の2等 151、152が形成される。各2等 認説明図である。図8は、リンクアーム61が始点位置 51、152は平行リンク機構110、から矢印方向に回動し、リニアガイド32と平行な位置 50 ともに、合同形状を保持して変形する。

をわずかに越えた状態を示している。このとき平行リン ク50のアーム端51aに取着されたスライダ31はリ ニアガイド32上の本体3からの最遠点からわずかに回 転駆動軸R1に近寄った位置にある。図8に示した状態 からから、図9に示したように回転駆動軸R₁を矢印方 向に θ だけ回転することにより、スライダ31は本体3の方向へ戻るようにリニアガイド32上をガイドレール 30に沿ってスライドし、これと同時に搬送支持アーム 55はC方向に、本体から離れるように移動する。さら に回転駆動軸R,の回転により、最終的には図10に示 した位置まで平行リンク50をアーム51,52が干渉 する直前まで扁平に変形させることができる。これによ り、基板支持アーム55を搬送方向Cに沿って本体3か ら最大限遠い位置(図中:L)まで移動させることがで きる。このときスライダ31はリニアガイド32上の本 体3側の最近点にある。

【0024】[第3の搬送アーム]図11~図15は、 第3の発明としての搬送アームの構成と、平行リンク及 びスライダの動作状態を説明した構成図及びリンク機構 図である。この搬送アーム100は、図11の構成図、 図12(a)の機構図で示したように、第1発明の搬送 アーム1と同様に、第1平行リンク110の一方のアー ム111の端部を回転駆動軸R1とし、この回転駆動軸 R₁の回転により変形可能な2個の平行リンク(第1平 行リンク110、第2平行リンク120)を主体とし、 さらに平行リンク機構の動作案内のための2本のリニア ガイド132, 135が設けられ、特にリニアガイド1 35のスライダ136には第1平行リンクアーム11 1, 112と平行なガイドアーム141が連結されてい る。このガイドアーム141は、図11, 図12 (a) に示したように、第1平行リンク110のうち、回転駆 動軸R1によって直接回転が付与されるアーム111 と、第2平行リンク120に平行な辺142と、143 Uとにより平行リンクを構成し、さらに、アーム141 aは延長され、アーム端に第1のリニアガイド135上 を直線運動するスライダ136と連結されている。アー ム143は、関節中心J、位置で上下方向にZ字形にク ランクしたアーム143U、143Lとして形成され、 そのアーム端143aに第2のリニアガイド132上を 直線運動するスライダ131が連結されている。2本の リニアガイド(第1のリニアガイド135と第2のリニ アガイド137)は、図11、図12各図に示したよう に、回転駆動軸R,を通る軸線X上に一直線状に配置さ れ、各端部は本体103の一部に固着されている。この 結果、搬送アームには、第1のリニアガイド135と第 2のリニアガイド137をそれぞれ底辺とし、回転駆動 軸R1を共有頂点とした鏡対称形の2等辺三角形リンク 151, 152が形成される。各2等辺三角形リンク1 51, 152は平行リンク機構110, 120の動作と

【0025】図12(b), (d)は、図2(b), (d) に示したリンク機構との動作状態と同様に、領域 (m)内において平行リンクのアームが本体から最遠点 位置しに達する状態を示した機構図である。図12

(d)では、さらに最遠点位置Lから回転駆動軸R₁を 反転し、矢印方向(-θ)に回転させることにより搬送 台5を往路と同一軌跡上に沿って逆方向(本体方向)へ 戻す始動状態が示されている。なお、図12 (c) は各 アーム111, 121, 141, 142, 143の高さ 方向の配置例を示した概略側面図である。同図に示した 10 ように、各アームの設置位置を調整して設計することに より、上述した各平行リンク運動を可能にすることがで

【0026】図13~図15は、図11に示した搬送ア ームのモデルが領域(n)において、回転駆動軸R₁の 回転に伴って搬送台を本体から最遠点位置(L:図12 (d)参照) に到達させるまでの間のアーム動作状態を 示した状態説明図である。図13は、短節プレート12 3の一方の関節中心J,と回転駆動軸R,とが一致した状 態を示している。このとき第2平行リンク120に連結 20 されたガイドアーム141aの軸線は2本のリニアガイ ドの軸線Xと同一直線上で上下位置にくる。このとき2 本のアーム端141a, 143aにそれぞれ取着された 各スライダ136、131は各リニアガイド135、1 32の本体から最遠点位置にある。なお、図13では、 各アームの軸線が上下方向にずれた状態で一致する。と の状態を理解するために、一部のアームを破線で表示し ている。

【0027】図13の状態から図14に示したように、 回転駆動軸R₁を矢印方向θに回転することにより、2 本のリニアガイド132、135の各スライダ131、 136はともに本体103方向へ戻る方向に同期をとっ てスライドし、これと同時に搬送台150はC方向に向 けて本体103から離れるように移動する。なお、図1 4は、各部材が図12(b)の機構図に示した位置に近 い位置での状態を示している。さらに回転駆動軸R₁の 回転により、最終的には図15に示した位置まで平行り ンク110, 120の各アーム111, 112, 12 1,122が干渉する直前の扁平な状態とさせることに より、アームを最大限伸長させることができる。このと 40 き2本のリニアガイド132、155の各スライダ13 1,136は最接近状態となる。

【0028】図16、図17は、図12のリンク機構図 で示した搬送アームの変形例を示したリンク機構図であ る。これらの搬送アームでは、図12に示した搬送アー ムに対して、2本のリニアガイドを底辺とする2個の2 等辺三角形リンクに代え、1本のリニアガイドを対称軸 とする1個の菱形リンクを構成するようにした。本搬送 アームでは、2本の平行リンク機構のアームに平行に配 置され、平行リンク機構の対応するアームと平行に動作 50 線Cに沿って直線状の軌跡で移動する。

するガイドアームと補助アームとを、基板搬送方向と直 交して、軸線が回転駆動軸R₁を通る方向に設けられた 1本のリニアガイドのスライダに連結し、回転駆動軸R ,とスライダとが対応頂点となる菱形リンクを構成し、 との菱形リンクの変形により搬送台(図示せず)を移動 させるようになっている。

【0029】図16の搬送アーム100では、第1平行 リンク110のアーム111に平行となるように、ガイ ドアーム141が第2平行リンク120のアーム121 の中間位置121bとスライダ136とを結ぶように取 り付けられている。さらにこのガイドアーム141の動 作を規制するために、アーム121と平行な中間アーム 142が回転駆動軸R1とアーム中間位置141bとの 間に設けられている。との中間アーム142、ガイドア ーム141の延長部141a、第1平行リンク110の アームの延長部111a及びアーム145とにより回転 駆動軸R1とスライダ136とを対向2頂点とした菱形 リンク150がリニアガイド135上に形成されてい る。このような構成の搬送アーム100によれば、1本 のストロークの短いリニアガイド135を利用して平行 リンク機構110,120の一体とした動作を規制する ことができ、搬送アーム100のコンパクト化が図れ

【0030】図17の搬送アーム100では、第1平行 リンク110のアーム111に平行となるように設けら れたガイドアーム141が第2平行リンク120のアー ム121を延長した端部121aと、スライダ131と を結ぶように取り付けられている。さらにこのガイドア ーム141の動作を規制するために、アーム121と平 30 行な中間アーム142がスライダ131とアーム111 の中間位置111bとの間に設けられている。この中間 アーム142、ガイドアーム141の延長部141a、 第1平行リンク110の一部及びアーム146とにより 回転駆動軸R,とスライダ131とを対向2頂点とした 菱形リンク150がリニアガイド132上に形成されて いる。このような構成の搬送アーム100によれば、平 行リンク機構110、120と同じ側に1本のストロー クの短いリニアガイド132を配置することができるた め、搬送アーム100のさらなるコンパクト化が図れ る。

【0031】次に、図18各図を参照して平行リンクの 変形例の動作について説明する。図18(a)は、図1 各図に示した第1の搬送アームと同様の構成から成る第 1平行リンク10及び第2平行リンク20の動作によっ て、図示しない基板等の搬送対象を載置する搬送台50 (図1の搬送台5に相当)を直線移動させるようにした 構成を示している。 との搬送アームでは、第1平行リン ク10及び第2平行リンク20におけるアーム11,1 2, 21, 22の長さが等しいため、搬送台50は仮想

【0032】これに対して図18(b)には、同様のリ ンク構成から成る搬送アームにおいて、第1平行リンク 10のアーム11,12(図の簡単化のために、1本線 で示す。) に対して第2平行リンク20のアーム21. 22 (同上)を長く設定して、リニアガイド (図示せ ず) に対して両方の平行リンク10,20が等角度をな して開閉するようにした。このように、図18(a)と 同様の構成からなるリニアガイドと同期リンク(図示せ ず)とを備え、一方の平行リンクのアーム長を長くする ことにより、第2平行リンク20の先端に取り付けられ 10 た搬送台50を所定の曲線状の軌跡で移動させるととが できる。また、図11に示した第3の搬送アームにおけ る第1平行リンク110のアーム111, 112 (図の 簡単化のために、1本線で示す。) に対して第2平行り ンク120のアーム121, 122 (同上)を長く設定 して、リニアガイド132に平行で、これら平行リンク 110, 120を挟む中心線(図示せず)に関して平行 リンク110,120が対称に等角度をなして開閉する ようにしても、どうようの軌道の移動を実現することが できる。図18において、第3の搬送アームの平行リン 20 クの符号を [n]で示している。

11

【0033】同様に、第1の搬送アーム、第3の搬送ア ームにおいて、図18(c)に示したように、第2平行 リンク20120のアームを短くした場合には、図18 (b) と反対側に湾曲した曲線状の軌跡で搬送台50を 移動させることができる。このように、連結された2つ の平行リンクのアーム長を異ならせることにより、搬送 台50の移動軌跡を適宜設定することができる。また、 以上の説明では各アームが平面上を移動する場合を想定 して説明したが、たとえば鉛直面に沿って各アームを移 30 動させ、搬送台50の高さを移動軌跡に沿って上下に昇 降させるという適用例も考えられる。

【0034】なお、以上の説明では、1基のみの搬送ア ームにおける平行リンク機構の動作を説明したが、リニ アガイドを近接して平行配置して2基の搬送アームを並 設することでいわゆるダブルアーム機能を持たせること ができることはいうまでもない。

【0035】以上に述べた構成のうち、リニアガイド3 2,132,135には、要求精度に応じて公知の種々 の構造形式のものを適用することができる。また、本実 40 施の形態では各関節は付与された旋回動作が可能な玉軸 受が示されているが、ラジアル軸受構造であれば種々の 構造形式のものを使用することができる。各部材に高温 対応部材を適用できるため、高温条件下での使用におい て効果を発揮する。さらに、各アームを連結する関節 に、固体潤滑のベアリングを利用することができるの で、これにより超高真空条件下での使用にも適用すると とができる。

[0036]

【発明の効果】以上に述べた搬送アームによれば、基板 50 3 本体

等の搬送を高精度に行えることができ、また可動部の摩 耗等がほとんどないので、クリーンな環境を長期にわた って保持できる。各部材が高温対応であるため、高温条 件下での使用に適用することができる。さらに、各アー ムを連結する関節に、固体潤滑のベアリングを利用する ことにより、超高真空条件下においても、その効果を奏 する。

【図面の簡単な説明】

【図1】第1の発明による搬送アームの一実施の形態の 構成を示した平面図。

【図2】図1に示した搬送アームのリンク構成及び動作 状態を示したリンク機構図。

【図3】図1に示した搬送アームの動作状態を示した平 面図(アーム折畳み時)。

【図4】図1に示した搬送アームの動作状態を示した平 面図(アーム伸長開始時)。

【図5】図1に示した搬送アームの動作状態を示した平 面図(アーム最大伸長時)。

【図6】搬送アームの他の実施の形態の構成及び動作状 態を示したリンク機構図。

【図7】第2の発明による搬送アームの一実施の形態の 構成を示した平面図(アーム折畳み時)。

【図8】図7に示した搬送アームの動作状態を示した平 面図(アーム伸長開始時)。

【図9】図7に示した搬送アームの動作状態を示した平 面図(アーム伸長過程)。

【図10】図7に示した搬送アームの動作状態を示した 平面図(アーム最大伸長時)。

【図11】第3の発明による搬送アームの一実施の形態 の構成を示した平面図。

【図12】図11の搬送アームのリンク構成及び動作状 態を示したリンク機構図。

【図13】図11に示した搬送アームの動作状態を示し た平面図(アーム折畳み時)。

【図14】図11に示した搬送アームの動作状態を示し た平面図(アーム伸長過程)。

【図15】図11の搬送アームの動作状態を示した平面 図(アーム最大伸長時)。

【図16】搬送アームの他の実施の形態の構成及び動作 状態を示したリンク機構図。

【図17】搬送アームの他の実施の形態の構成及び動作 状態を示したリンク機構図。

【図18】搬送アームの他の実施の形態におけるアーム の屈伸動作を線図で模式的に示したアーム動作図。

【図19】従来の搬送アームの一例を示した概略構成 図。

【符号の説明】

- 1, 100 搬送アーム
- 2 基台プレート

14

5 搬送台

10,110 第1平行リンク

11, 12, 21, 22 r-A

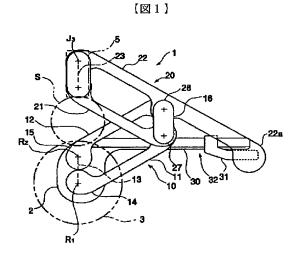
13, 16, 23, 26 短節

20,120 第2平行リンク

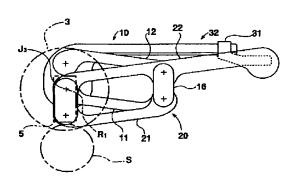
30 ガイドベース

50 平行リンク

13



【図3】



*55 基板支持アーム

61 リンクアーム

31, 131, 136 スライダ

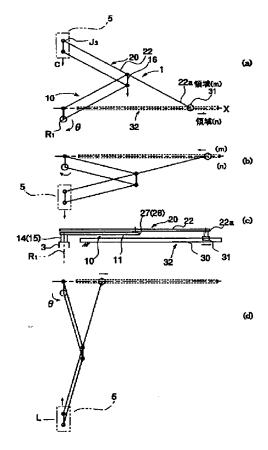
32, 132, 135 リニアガイド

R, 駆動回転軸

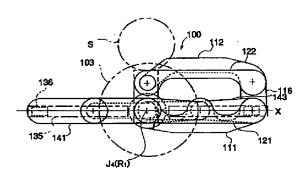
J, 第i関節軸(関節)

*

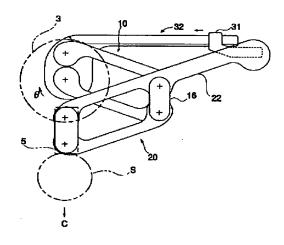
[図2]



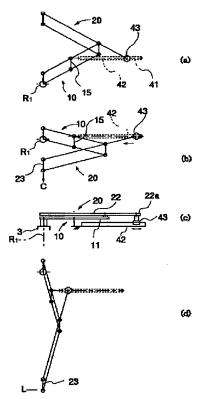
【図13】



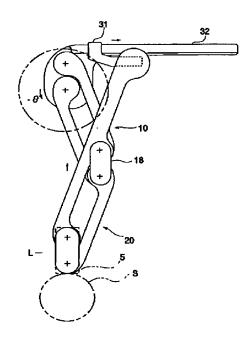
【図4】



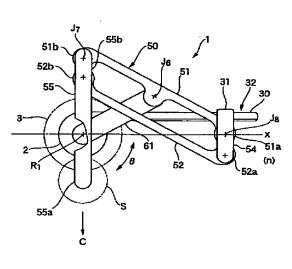
[図6]

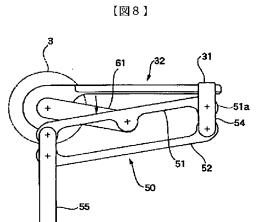


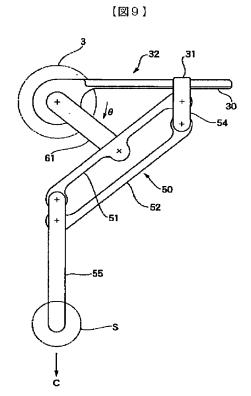
【図5】

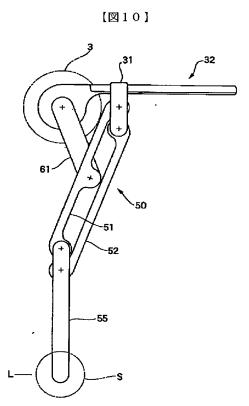


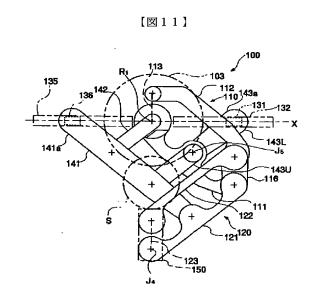
[図7]



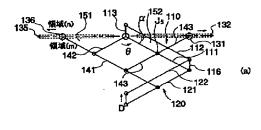




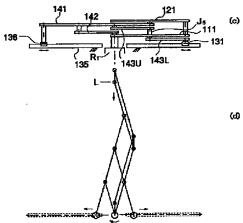




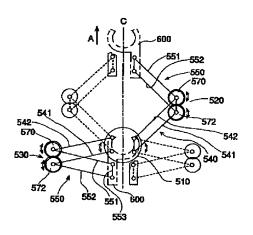
【図12】



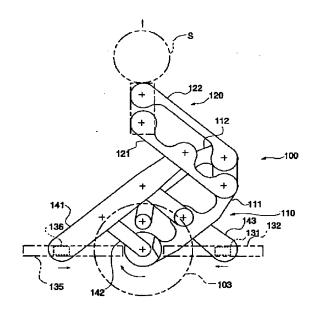




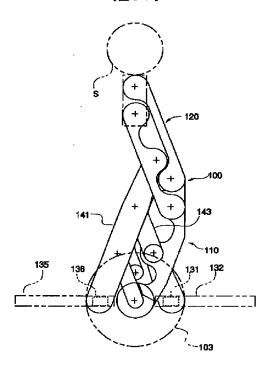
【図19】



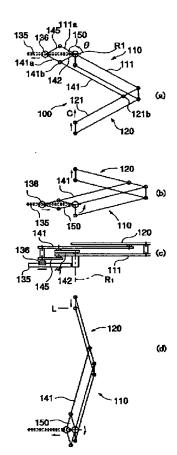
[図14]



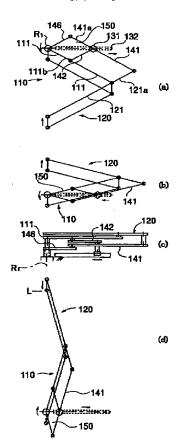
【図15】



[図16]



[図17]



【図18】

